PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

57-193745

(43)Date of publication of application: 29.11.1982

(51)Int.CI.

F02F 7/00 F16M 1/021

(21)Application number: 56-078026

(71)Applicant: YAMAHA MOTOR CO LTD

(22)Date of filing:

25.05.1981

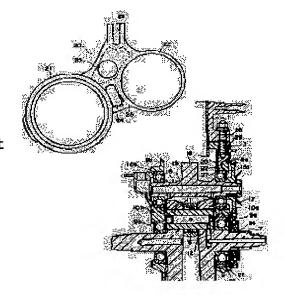
(72)Inventor: MATSUMOTO YUKIO

(54) CRANKCASE OF INTERNAL COMBUSTION ENGINE HAVING BALANCER SHAFT

(57)Abstract:

PURPOSE: To apply durability against large repeated compression and tensile loads to a crankcase without the necessity for increasing thickness of a wall of the crankcase, by enveloping locations of bearing parts with a reinforcing member and casting said member into the wall of the crankcase.

CONSTITUTION: A reinforcing member 20 is integrally cast into one side wall 8a in a crankcase 3. This reinforcing member 20 is constituted by a material harder than of a material constituting the crankcase 3. The reinforcing member 20 comprises the first annular envelope part 21, enveloping a bearing 9a of a crankshaft 7, and the second annular envelope part 22, enveloping a bearing 16a of a



balancer shaft 15, further a connecting wall part 23 integrally connecting these both envelope parts 21, 22.

LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of extinction of right]

(9 日本国特許庁 (JP)

① 特許出願公開

⑩公開特許公報(A)

昭57—193745

⑤Int. Cl.³ F 02 F 7/00 F 16 M 1/021

識別記号

庁内整理番号 7616—3G 6477—3G ❸公開 昭和57年(1982)11月29日

発明の数 1 審査請求 未請求

(全 5 頁)

願 昭56—78026

②出 願昭56(1981)5月25日

仰発 明 者 松本幸雄

静岡県小笠郡大東町中205番地

⑪出 願 人 ヤマハ発動機株式会社

磐田市新貝2500番地

⑩代 理 人 弁理士 鈴江武彦

外2名

明

勰

.

1. 発明の名称

②特

パランサ酸を有する内燃機関 のクランタケース

2.特許請求の範囲

タランタケースにタランク軸かよびとのタランタ軸と平行をなしてパランスウエイトを一体に何えたパランサ軸を軸架した内機機関にかいて、上記タランタケースの遊には、上記タランタが一次の軸受部位かよびパランサ軸の軸受部位を 主接してなる補強体を傳込んだことを軽微とするパランサ軸を有する内機機関のタランタケース。

8.発明の詳細な説明

本発明はクランク軸と平行をパランサ軸を有 する内機機関のクランタケースの構造に関する。 一般に往復動ピストン式内機機関はピストン の往復動にもとづく一次振動が発生する。この 一次振動を防止するためタランタ軸と平行に、

メランク職と何速度で逆回転されるパランサ軸 を横架し、とのパランサ軸にたとえば扇形をな したパランスウエイトを一体化形成することが 採用される。しかしながらこのようなパランサ 軸を備えた内燃機関は、タランタ軸とバランサ 軸とが互に逆回転されるから、クランク軸の軸 受部とペランサ軸の触受部との間に位置するク ランタケース豊に、引張りかよび圧縮荷重が繰 夕返し加えられることになる。このよりな引張 りおよび圧縮の繰り返し荷重はクランタケース 壁に角裂を発生させることがあり、これに対処 するため従来ではとの部分の襞を厚肉に形成す る手段が採用されていた。しかしながらとのよ **りた軍肉壁はタランクケースひいては内燃機関** の大形化を余儀なくするばかりでなく、圧縮か よび引張荷重が大きい場合の厚肉化には限度が あり、かつ厚内壁を形成すると、アルミダイカ スト毎によつて製造されるクランクケースに終 巣が発生しあいなどの不具合がある。

本発明はとのような事情にもとづきなされた

もので、クランクケース機を厚肉化することなく大きな圧縮および引張りの繰り返し荷重にも 十分に耐えられ、かつ簡果の発生などが生じない構造としたパランサ軸を有する内燃機関のク ランクケースを提供しようとするものである。

すなわち本発明は上配目的を差成するために、 クランク軸の軸受部位およびパランサ軸の軸受 部位をそれぞれ包囲しかつとれら両包囲部間を 一体に連接してなる補強体を、クランクケース の壁に観込んだことを幹轍とする。

以下本発明の一実施例を図面にもとづき説明する。

図中 1 はシリンダ、 2 はシリンダへッド、 5 は左右割りのクランクケース、 4 はタランクケース、 7 には 2 スカバーを示す。上記シリンダ 1 内には 2 スカバーを示するとかり、 このピストン 5 が候様されてかり、 この 2 大クティングロッド 6 を介してクランク軸 7 に 2 と 2 に 深されたように、 アルミダイカスト など 6 機 近 成形された上記 クランクケース 5 の 過量

8 * ・8 b に、納受 9 * ・9 b を介して軸支されている。クランタ軸 7 の中央部にはクランクアーム 1 0 * ・1 0 b には、クランタ軸 7 の軸心から偏心してクランクピン11 が検架されている。このクランクピン 1 1 には前記コネクティングロッド 6 の大端部が連結されている。なか、1 2 はクランクピン 1 1 とコネクティングロッド 6 との指接部に 荷得油を供給するための給油路である。

クランクアーム 1 0 m 。 1 0 b にはクランク 軸 7 の軸心を中心としてクランクピン 1 1 とは 反対側に的合質量部 1 3 m 。 1 3 b が一体に形成されている。 これら的合質量部 1 5 m 。 1 5 b は、回転質量による慣性力にピストン 5 等の往後質量による慣性力に発展する逆方向の慣性力を生じさせるべくその質量やクランタ軸 7 の軸心からの距離が設定されている。

上記クランク軸7の一端には影動歯車14が

一体に回転するように固定されている。

一方、上記クランタケース3には上記クラン ク軸1と平行を左してパランサ軸15が模架さ れている。パランサ軸15は両端部が釉受 16章。 166 を介してクランクケース 5 の両側艦 8 ' = :。 8bに軸支されており、その一端には上記駆動 歯車14と場合した從動歯車17を有している。 この従動歯率17は上記駆動歯車314とは同一 径、同一幽数を有しており、よつてクランク軸 7 に対してバランサ軸 1 5 は乾速度でありなが ら逆回転されるようになつている。 パランサ軸 15には中央部にパランスウエイト18を一体 に備えている。 とのパランスウエイトコ 8.は詳 酌しないがたとえば覇形をなしており、上。下 死点においてピストン5等の在復費者による情 性力の50%に相当する逆方向の慣性力を生す るように形成されている。従つて、当該根関は 上、下死点における往復貴重による慎性力 100 多に対し前記した釣合質量部 13 a 。 13 b と パランスウェイト18どが508寸つ受け持つ

て、これと釣合うことになる。 なおパランサ軸 15には、その軸心に沿つてブリーザ用通路19 が形成されており、このブリーザ用通路19の 一端はクランタ室内に連通するとともに他端は 大気中に運通され、クランタ室内の圧力の上下 動をこのブリーザ用通路19を介して外部に逃 がすようになつている。

特開昭57-193745(3)

お 2 4 , 2 5 は 連結機能 2 3 に 形成した透孔である。

このような構成に係る実施例によれば、機関の選転中にクランク軸7が一方向へ回転されると、バランサ輪15はクランク輪7と同速度で 逆回転される。そしてピストン5が上光点に位

なお、この補強体20にスタッドポルト28 のねじ孔29を形成したから、スタッドポルト 28の締付けトルクを増してシリンダ1とタラ ンクケース3との接合強度を向上させることが でまるものである。

また新1の包囲部21かよび第2の包囲部22

能する場合には、クランクアーム10 s.10 b の釣合質量部13 a , 13 b およびパランサ軸 15 のパランスウエイト18 が共に回転方向下 死点に位置してピストン5 等の在復質量の慣性 力を打ち消し、かつピストン5 が下死点に位置 する場合には上記釣合質量部13 a , 15 b お よびパランスウエイト18 は共に回転方向上死 点に位置して生復質量の慣性力を打ち消す。

また、ピストン5が上・下死点の中間に位置する場合には、クランク軸7とパランサ軸15とは逆回転されているため、約合質量部15m.
13bとパランスウエイト18とは互に接近やよび機関する。したがつて、約合質量部13m.
13bが互に接近されるときには、クランクケース5の倒變8m.8bに圧縮荷重が加わり、また波ざかるときには引援荷重が与えられることになる。

しかるに、上記実施例の場合、クランクケース3の一個整8mに補強体20を網込んだため、上記引張および圧縮数重はこの補強体20で担

は直接に軸受98.168のアウタレースだ当 つているから後関選転中、アウタレースが後少 扱動しても、倒盤88が原純することがない。

上記実施例においてはクランクケース3の一方の何豊8 a に補強体20を飼込んだが、本発明はこれに限らず、両側螿8 a . 8 b に各々補強体を誘込んでもよい。

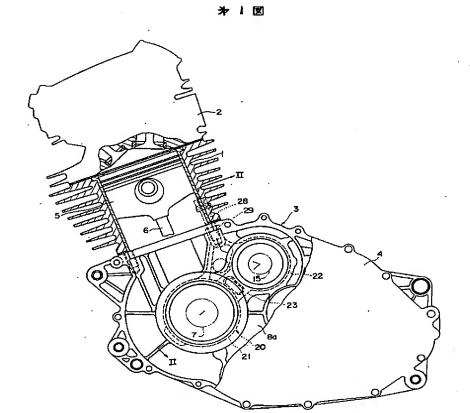
4. 図面の簡単な説明

図面は本発明の一実施例を示し、第1図は内

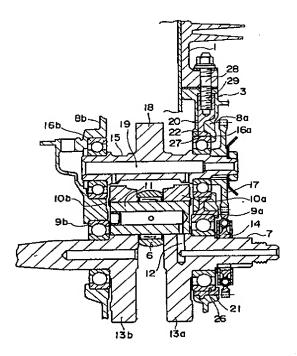
燃機関の一部断面した関面図、 第2 図は第1 図 中 II - I級に沿り断面図、 第3 図は補強体の上 面図、 第4 図はその側面図である。

1 … シリンダ、3 … クランクケース、5 … ビストン、7 … クランク軸、8 a 、8 b … クランクケースの傷臓、9 a 、9 b … クランク軸の軸受、15 … パランサ軸、16 a 、16 b … パランサ軸の軸受、20 … 補強体、21、22 … 包囲部、23 … 連絡嫌部。

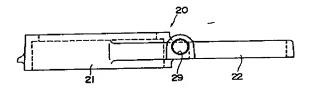
出原人代理人 护理士 鈴 江 武 彦

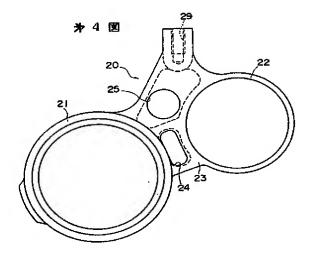


-220-









-221-